Yoshiaki HORI Etal. 02-11-04 BSKB 703-205-8000 0505-1269P 1 871

日本国特許庁 JAPAN PATENT OFFICE

別紙添付の書類に記載されている事項は下記の出願書類に記載されている事項と同一であることを証明する。

This is to certify that the annexed is a true copy of the following application as filed with this Office.

出 願 年 月 日 Date of Application:

2003年 2月13日

出 願 番 号 Application Number:

特願2003-034738

[ST. 10/C]:

[JP2003-034738]

出 願 人
Applicant(s):

本田技研工業株式会社

2003年12月25日

特許庁長官 Commissioner, Japan Patent Office 今井康



【書類名】 特許願

【整理番号】 H102261701

【あて先】 特許庁長官殿

【国際特許分類】 F01N 3/34

F01P 1/06

F02F 1/06

【発明者】

【住所又は居所】 埼玉県和光市中央1丁目4番1号 株式会社 本田技術

研究所内

【氏名】 堀 良昭

【発明者】

【住所又は居所】 埼玉県和光市中央1丁目4番1号 株式会社 本田技術

研究所内

【氏名】 西亨

【特許出願人】

【識別番号】 000005326

【氏名又は名称】 本田技研工業株式会社

【代表者】 吉野 浩行

【代理人】

【識別番号】 100089509

【弁理士】

【氏名又は名称】 小松 清光

【電話番号】 3984-3456

【手数料の表示】

【予納台帳番号】 040213

【納付金額】 21,000円

【提出物件の目録】

【物件名】 明細書 1

【物件名】 図面 1

【物件名】

要約書 1

【包括委任状番号】 9102144

【プルーフの要否】 要



【書類名】 明細書

【発明の名称】 エンジンの排気浄化装置

【特許請求の範囲】

【請求項1】 排気ポートへ2次空気を供給する2次空気供給通路を設け、この2次空気供給通路を排気脈動によって開閉するバルブを設けた4サイクル式エンジンの排気浄化装置において、

前記排気ポートをエンジンの上面視にてカムシャフトと平行に配置するとともに 、前記バルブを前記カムシャフトと直交する方向のエンジン側面に設けたことを 特徴とするエンジンの排気浄化装置。

【請求項2】 前記バルブを車体の左右いずれかの側になるように配置し、 このバルブとエンジン後方に設けられたエアクリーナとの間に2次空気を供給す るための配管を接続したことを特徴とする請求項1にエンジンの排気浄化装置。

【発明の詳細な説明】

 $[0\ 0\ 0\ 1\]$

【発明の属する技術分野】

本願発明は、4サイクル式エンジンの排気浄化装置に係り、特に動弁機構や水 冷配管等に対して配置を容易にしたものに関する。

[00002]

【従来の技術】

4サイクル式エンジンの排気ポートへ2次空気を供給する排気浄化装置は公知である。この排気浄化装置にはリードバルブが設けられ、排気ポートの近傍に配置される。この排気ポートはエンジンの上面視でカムシャフト略直交する方向に設けられ、リードバルブを収容するバルブケースを排気ポート下のシリンダブロック側壁に設け、シリンダブロック及びシリンダヘッドに穿孔された2次空気供給通路を通って、排気ポートへ2次空気を供給するようになっている(特許文献1参照)。

[0003]

【特許文献 1】 実公昭 6 1 - 4 0 2 2 号公報

[0004]

【発明が解決しようとする課題】

ところで、バギー車のような不整地走行車両等では、エンジンをクランクシャフトの軸方向が車体の前後方向に向く縦置きとし、エンジンの上面視でカムシャフトと平行かつ車体前方に向けて排気ポートを設けるものがある。また、このエンジンが水冷式の場合には、エンジンより車体前方にラジエータが配され。、かつエンジン前方にウォーターポンプやサーモスタット、それに付随する水出入り配管類が設けられている。

[0005]

したがって、このような形式のエンジンでは、その前方にカムシャフト駆動装置や水冷配管類が集中しているため、特許文献1のようにシリンダブロック前面の排気ポート下位置にリードバルブを設けることはレイアウト上極めて困難になる。このため、このようなエンジン形式においてカムシャフト駆動装置又は水冷配管類もしくは双方が排気ポートの開口部近傍に配置された場合でも配置可能な排気浄化装置が望まれる。

[0006]

しかも、エンジンの前側にリードバルブを配置した場合には、排気ポートから リードバルブまでの2次空気供給経路は短くて済むが、リードバルブからエアク リーナまでの配管は、例えば、特許文献1のようにエンジンの前方から上方を通 ってエンジンを回り込まなければならないため、かなり長いものになってしまう ので、車両へのエンジン搭載性及び配管強度確保の観点からはこれを可及的に短 くすることも望まれる。本願発明はこのような要請の実現を目的とする。

[0007]

【課題を解決するための手段】

上記課題を解決するため請求項1は、排気ポートへ2次空気を供給する2次空気供給通路を設け、この2次空気供給通路を排気脈動によって開閉するバルブを設けた4サイクル式エンジンの排気浄化装置において、

前記排気ポートをエンジンの上面視にてカムシャフトと平行に配置するとともに 、前記バルブを前記カムシャフトと直交する方向のエンジン側面に設けたことを 特徴とする。

[0008]

請求項2は上記請求項1において、前記バルブを車体の左右いずれかの側になるように配置し、

このバルブとエンジン後方に設けられたエアクリーナとの間に2次空気を供給するための配管を接続したことを特徴とする。

[0009]

【発明の効果】

請求項1によれば、エンジン側面のうち排気ポートが開口する面には、カムシャフト駆動装置が設けられた場合、又は水冷式エンジンの採用により水冷配管類が設けられた場合、排気浄化装置のバルブを配設するスペースは殆ど無くなる。しかし排気浄化装置のバルブを、カムシャフトと直交する方向のエンジン側面に設けると、排気ポートの開口する側面と異なる面に配置することなり、その結果、カムシャフト駆動装置やさらには水冷配管類が存在しないので、これらに邪魔されることなく配置することができ、配置の自由度が大きくなる。

$[0\ 0\ 1\ 0]$

請求項2によると、バルブが車体の左右いずれか側へ配置されるから、バルブとエンジンから後方のエアクリーナまでの2次空気用配管を、エンジンの前方や上方へ回り込ませることなく、ほぼ一直線にすることができるので配管が楽になり、配管強度も確保できる。さらに、この配管が前記従来例よりも短くなる上、エンジン上方を配管が通らないため、エンジン全高を低くでき、車両へのエンジン搭載性、車両搭載状態でのバルブメンテナンス性が共に向上する。

[0011]

【発明の実施の形態】

以下、図面に基づいて本願発明の実施形態を説明する。図1~6は第1実施例に係り、図1は本実施例の適用されたエンジンを搭載する4輪バギー車の側面図、図2はエンジンを車体前方から示す正面図、図3はシリンダヘッドの上面視図、図4はシリンダヘッドの底面図、図5はシリンダブロックの上面視図、図6は図5の6-6線断面図である。なお、本願において、前後・上下・左右とは車体の進行方向を基準とする方向である。

[0012]

図1において、このバギー車は、左右各2輪ずつ設けられる前輪1と後輪2を 支持する車体フレーム3の中央上部に燃料タンク4が支持され、その下方にエン ジン5が搭載されている。

[0013]

エンジン5は水冷4サイクル式であり、クランクシャフト6の軸方向を車体の前後方向へ向けて縦置き配置され、クランク室7の前後方向に変速機室8、後ろ側にACG室9を一体に備え、前輪1及び後輪2はエンジン5によりシャフト駆動される。符号10はシリンダブロック、11はシリンダヘッド、12はシリンダヘッドカバーである。

$[0\ 0\ 1\ 4\]$

エンジン5はシリンダヘッド11の背面から吸気し、前面から排気管13を介して排気する。排気管13は一度前方へ延出してから曲がり返して、図示を省略してあるが、シリンダヘッド11の側面を通って車体後方へ延びている。

[0015]

シリンダブロック 1 0 の左側で排気管 1 3 のジョイント部近傍位置に、排気浄化装置を構成するバルブケース 1 4 が設けられる。このバルブケース 1 4 には側面視(図示状態)でほぼ直線状に後方へ延びてエアクリーナ 1 5 へ接続する 2 次空気配管 1 6 が設けられている。

$[0\ 0\ 1\ 6]$

2次空気配管16を介してエアクリーナ15から清浄空気が2次空気としてバルブケース14内へ供給される。エアクリーナ15はエンジン5の後方へ縦長で大容量のものとして配置され、ここから気化器17を介してシリンダヘッド11の吸気ポート(後述)へ吸気される。

$[0\ 0\ 1\ 7\]$

さらに、シリンダヘッド11の前面上部には、サーモスタットハウジング18を介して上側水ホース19の一端が接続される。上側水ホース19の他端はエンジン5の前方に配置されたラジエータ20の上部タンクへ接続される。ラジエータ20の下部タンクからは下水ホース21が後方へ延びて変速機室8の前面下部

に設けられた水ポンプ22へ接続している。水ポンプ22は下水ホース21から送られた冷却水をエンジン5のウォータージャケットへ送り込む。図中の符号23はシートである。

[0018]

図2に示すように、クランク室7の上部に設けられたシリンダブロック10内にはピストン24が上下へ摺動し、シリンダブロック10との間に燃焼室25を形成する。燃焼室25には点火プラグ26及び吸・排気バルブが臨んでいる。本図では排気バルブ27のみが見え、吸気バルブは重なって見えない(図3の51参照)。

$[0\ 0\ 1\ 9]$

排気バルブ27はシリンダヘッドカバー12内に収容されているロッカーアーム28で駆動される。ロッカーアーム28は一端がプッシュロッド29を介してシリンダヘッド11内に配置されたカムシャフト30上のカム31によって揺動される。

[0020]

シリンダブロック10前面の燃焼室25と重なる位置に排気ポート32が開口している。また、シリンダブロック10の左側面で排気ポート32の近傍となる位置に外方へ開放されたバルブケース14が一体に形成され、この中にリードバルブ33が配置され、外側をふた34で覆われる。ふた34をボルト35でバルブケース14へ締結して密閉している。ふた34には2次空気配管16の接続ポート36が設けられる。

$[0\ 0\ 2\ 1]$

リードバルブ33は、バルブケース14から排気ポート32へ連通接続する2次空気供給通路を、排気ポート32の排気脈動によって開閉し、断続的に2次空気を排気ポート32へ供給する。2次空気供給通路はシリンダブロック10及びシリンダヘッド11の壁部における肉厚内へ一体に形成される。

[0022]

ピストン24はコンロッド37を介してクランク室7内のクランクシャフト6 へ連結される。クランクシャフト6の回転力は、トルクコンバータ(図9参照) 並びにメインシャフト38及びカウンターシャフト39を介して変速出力される。またクランクシャフト6の回転によりカムシャフト30も回転駆動される(図9参照))。

[0023]

変速機室8の下部には、水ポンプ22及びオイルポンプ40が同軸駆動形式で設けられ、クランクシャフト6により回転駆動される。水ポンプ22は給水ホース41を介して冷却水をシリンダブロック10側へ送る。給水ホース41はエンジン5の前面左端側をほぼシリンダ軸線に沿って上方へ延び、シリンダブロック10の前面で内方へ屈曲し、給水ポート42へ接続する。

[0024]

給水ポート42はシリンダブロック10前面の略シリンダ中央相当部でかつ排気ポート32の下方に位置し、ここからウオータージャケット43へ導入される。ウオータージャケット43は、シリンダブロック10及びシリンダヘッド11を連通し、シリンダヘッド11の前面右側に設けられたサーモスタットハウジング18に通じている。サーモスタットハウジング18は排気ポート32の近傍に設けられている。

[0025]

オイルポンプ40は、エンジン5の内部をカムシャフト30へ向かって上方へ 真っすぐ延びるオイル通路44により、クランクシャフト6、コンロッド37及 びカムシャフト30等の必要ヶ所へ潤滑給油される。

[0026]

図3に示すように、シリンダヘッド11内の右側面側にカムシャフト室45が一体に形成され、この中へカムシャフト30が軸方向を車体の前後へ向けて配置され、回転自在に支持されている。C2はカムシャフト30の軸線であり、排気ポート32の軸線C3はそれぞれ略平行し、前後方向へ配設されている。なおこれらはクランクシャフト6の軸線(図9のC1参照)とも平行である。

[0027]

カムシャフト30の後端にはカムスプロケット46が設けられる。カムスプロケット46はエンジン5の背面側に左右方向へ細長く開口するカムチェーン室4

7内へ突出し、この中でカムチェーン48によりクランクシャフト6上に設けられた図示省略のスプロケットと連結されて駆動される。符号49はチェーンテンショナー、50は吸気ポート、51は吸気バルブである。

[0028]

図4に示すように、シリンダヘッド11の排気ポート32近傍となる左側面には縦穴52が形成され、その上端は略水平に屈曲する横穴53へ連通し、この横穴53が排気ポート32へ通じている。これら縦穴52及び横穴53は2次空気供給通路のシリンダヘッド11側部分を構成する。符号54はボルト通し穴、55はシリンダブロック10との合わせ面である。

[0029]

図5,6に示すように、シリンダブロック10には、縦穴52と対応する左側面の肉厚内に縦穴56が形成され、この縦穴56は上端がシリンダブロック10のシリンダヘッド11に対する合わせ面57へ開口し、下端はバルブケース14内へ横穴58で連通している。

[0030]

縦穴56及び横穴58はシリンダブロック10側の2次空気供給通路を構成する。したがって、シリンダブロック10とシリンダヘッド11を合わせると、バルブケース14-横穴58-縦穴56-縦穴52-横穴53-排気ポート32と連通して2次空気供給通路が形成される。図中の符号59は通しボルト穴であり、同54に一致し、これらに通したボルト(図示省略)によりエンジン5を組立一体化する。

[0031]

このように、本従来例によれば、エンジン5の側面のうち排気ポート32が開口する前面には、水冷式エンジンの水冷配管類である給水ホース41が設けられ、さらにシリンダヘッド11の前面右側にサーモスタットハウジング18が設けられる。したがって、排気ポート32の開口に近接して、給水ホース41及び給水ポート42さらにはサーモスタットハウジング18が位置するので、シリンダブロック10の前面で排気ポート32に近接して排気浄化装置のリードバルブ33を配設するスペースは殆ど無くなる。

[0032]

しかし、排気浄化装置のリードバルブ33を、カムシャフト30と直交する方向のエンジン側面となるシリンダブロック10の左側面前端上部に設けると、排気ポート32の開口する前面と異なる左側面に配置することなり、その結果、左側面にはカムシャフト駆動装置やさらには水冷配管類が存在しないので、これらに邪魔されることなく配置することができ、配置の自由度が大きくなる。

[0033]

そのうえ、バルブケース14が車体の左側面へ配置されるから、バルブケース 14とエンジン後方のエアクリーナ15までの2次空気用配管16を、エンジン 5の前方や上方へ回り込ませることなく、ほぼ一直線にすることができるため配 管が楽になり、配管強度も確保できる。さらに、この2次空気用配管16が従来 例よりも短くなる上、エンジン上方を配管が通らないため、エンジン全高を低く でき、車両へのエンジン搭載性、車両搭載状態でのバルブメンテナンス性が共に 向上する。

[0034]

次に、図7~9に基づいて第2実施例を説明する。なお、前実施例と共通部は 同一符号を用いるものとする。図7はエンジンの正面図、図8はカムチェーンの 配設構造を示す断面図、図9はエンジンの要部断面図である。

[0035]

図7に示すように、変速機室8の下部に設けられた水ポンプ22から給水ホース41がエンジン5の前面中央寄りを上方へ延び、給水ポートのジョイントパイプ60へ接続している。ジョイントパイプ60は排気ポート32の直下に設けられている。戻り側は、図では見えないが、シリンダヘッドカバー12内に設けられたサーモスタットを介してシリンダヘッドカバー12の右側面から上側水ホースへ接続している。

[0036]

また、水ポンプ22の近傍に位置するオイルポンプ40から延出するオイル通路44も、変速機室8の前面を通って上方へ延び、シリンダブロック10の右側面へ接続している。さらに、本実施例ではカムチェーン室47がエンジン5の前

部に設けられ、シリンダヘッド11からシリンダブロック10にかけて、カムチェーン室47が前方へ膨出して形成されている。

[0037]

特に、シリンダヘッド11部分におけるカムチェーン室47上部は排気ポート32に近接して形成されている。また、シリンダブロック10の前面には、チェーンテンショナー49が車体左側へ突出して配置され、この左方突出部は前面視でバルブケース14と重なるように、バルブケース14の近傍に位置する。

[0038]

図8に示すように、カムチェーン室47はシリンダヘッド11及びシリンダブロック10を通って、クランク室7内へ延び、カムチェーン48をチェーンガイド61,62でガイドする。カムチェーン48はカムスプロケット46とクランクシャフト6上に設けられたスプロケット63の間に巻き掛けられる。

[0039]

図9に示すように、クランクシャフト6上にはスプロケット63及び64が設けられる。スプロケット64はポンプ駆動チェーン65を介してポンプ駆動スプロケット66に巻き掛けられる。ポンプ駆動軸67は水ポンプ22とオイルポンプ40を同軸駆動する。図中の符号68はクランクシャフトの前端側に設けられたトルクコンバータ、69は出力ギヤ、70はクランクシャフトの後端側に設けられたACGである。

$[0\ 0\ 4\ 0]$

なお、バルブケース14とエアクリーナ15及び排気ポート32の関係は、前 実施例と同様である。この実施例では、エンジン5の前面において、排気ポート 32の近傍に冷却水の配管である給水ホース41,ジョイントパイプ60及び動 弁機構を構成するカムチェーン室47の膨出部やチェーンテンショナー49等が 配置されるため、前面にバルブケース14を設けるためのスペースを作り出すこ とがさらに困難になる。

$[0\ 0\ 4\ 1]$

しかしながら、シリンダブロック10の左側面へバルブケース14を形成する ことにより、このようなスペース上の制約を解消し、バルブケース14を形成す る際の設計自由度を大きくした。また、前実施例の効果は同様に享受できる。

[0042]

なお、本願発明は上記の各実施例に限定されるものではなく、発明の原理内において種々に変形や応用が可能である。例えば、バルブケース14の位置は車体の左右いずれか側となるエンジン5の側面であればよい。また、シリンダヘッド11の側面もしくはシリンダヘッドカバー12の側面に設けてもよい。さらにリードバルブに代えて適宜形式のバルブを使用することもできる。

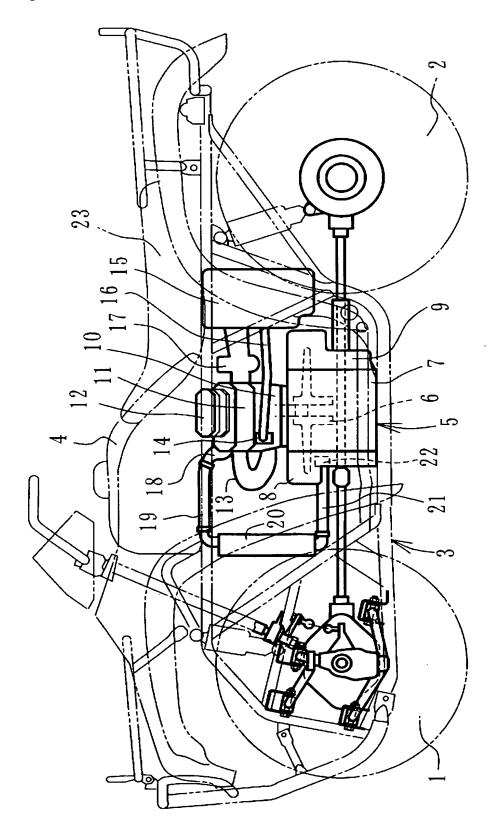
【図面の簡単な説明】

- 【図1】第1実施例(図1~6)を適用した車両の側面図
- 【図2】エンジンの正面図
- 【図3】シリンダヘッドの上面視図
- 【図4】同底面図
- 【図5】シリンダの上面視図
- 【図6】図5の6-6線断面図
- 【図7】第2実施例(図7~9)におけるエンジンの正面図
- 【図8】カムチェーン部分を示す図
- 【図9】エンジンの要部断面図

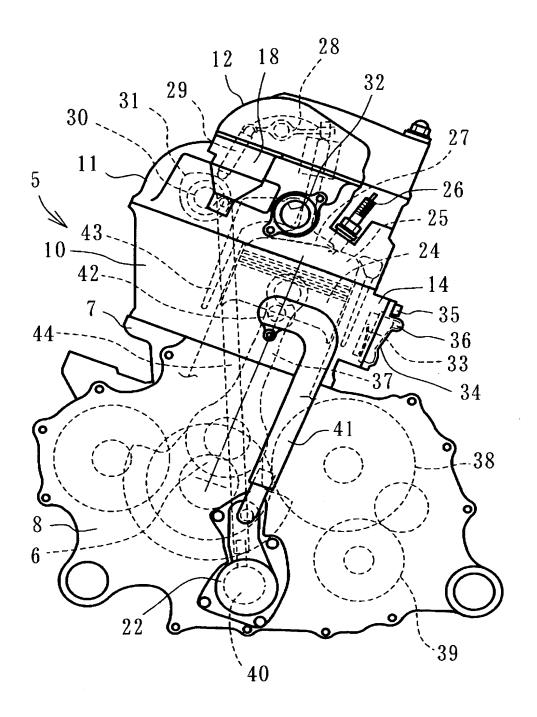
【符号の説明】 5:エンジン、6:クランクシャフト、10:シリンダ、11:シリンダヘッド、12:シリンダヘッドカバー、13:排気管、14:バルブケース、15:エアクリーナ、16:2次空気配管、20:ラジエータ、22:水ポンプ、32:排気ポート、30:カムシャフト、47:カムチェーン室、48:カムチェーン

【書類名】 図面

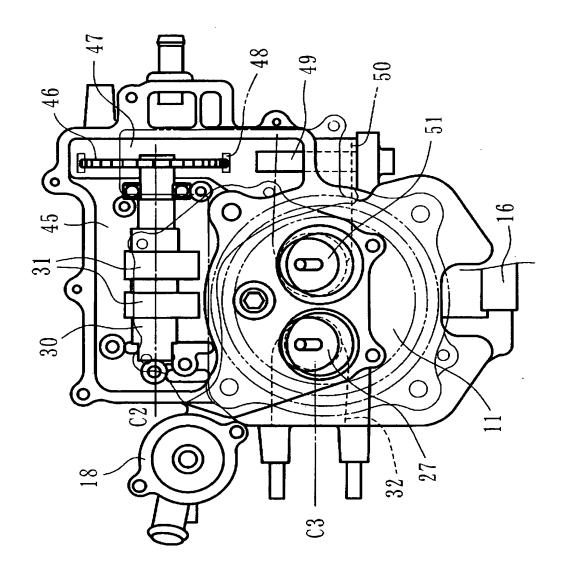
【図1】



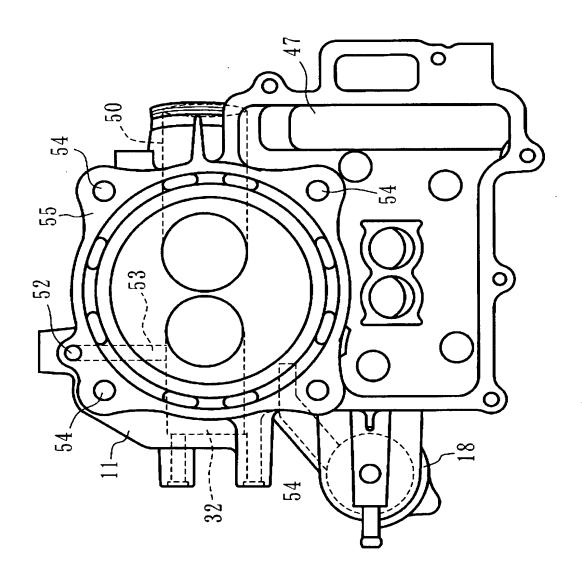
【図2】



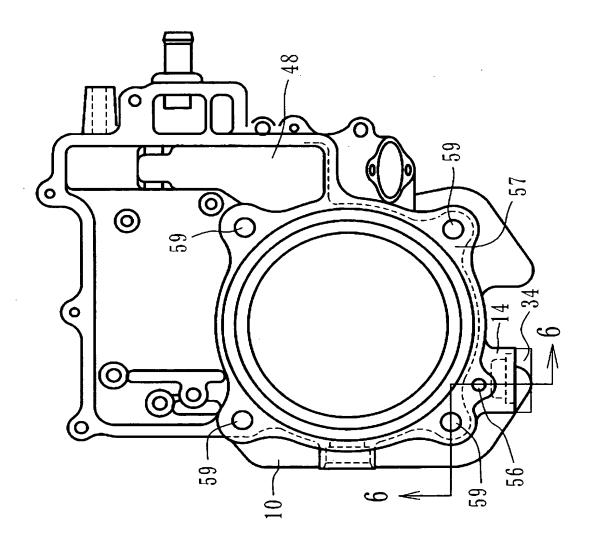
【図3】



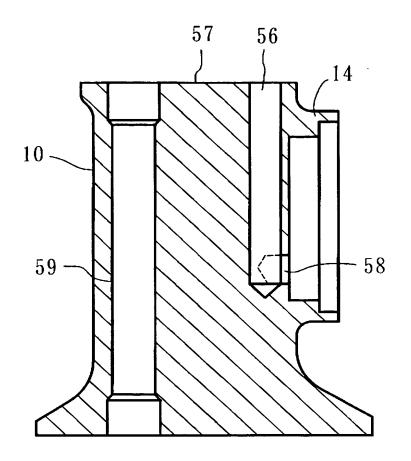
【図4】



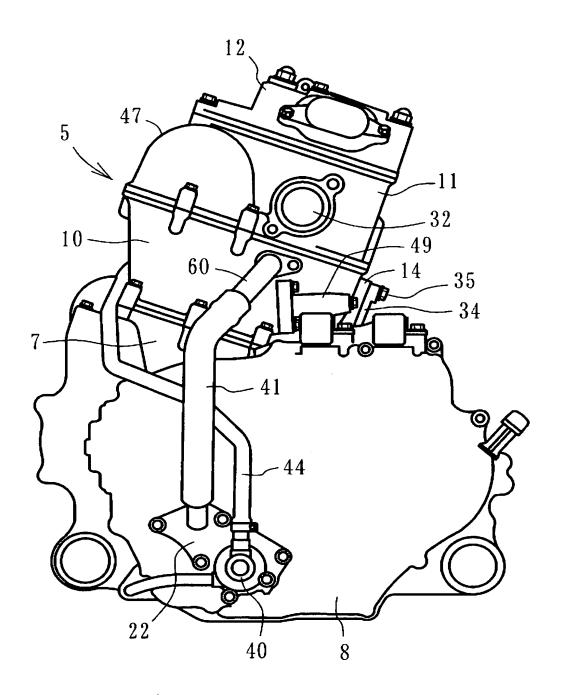
【図5】



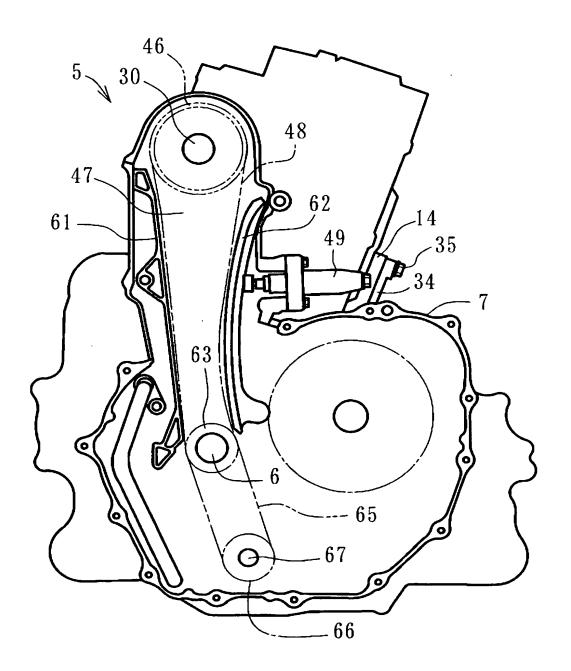
【図6】



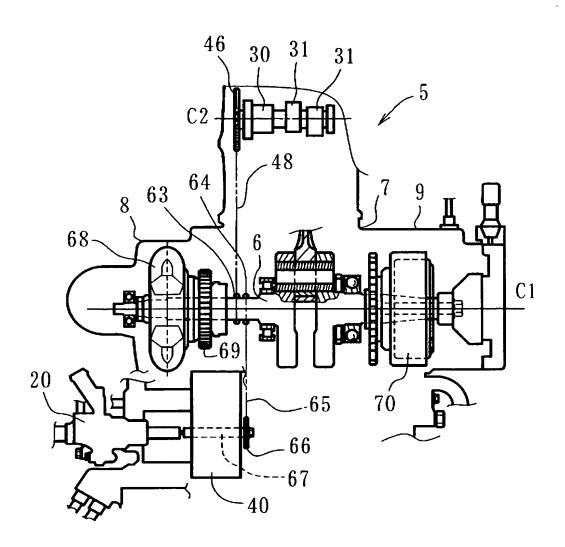
【図7】



【図8】



【図9】



【書類名】要約書

【要約】

【目的】カムシャフトを前後方向へ配置し、かつ排気ポートをエンジンの前面に 設け、さらにエンジン前方のラジエータから冷却水をエンジン前面との間で配管 すると、排気ポート近傍にスペースが無くなり、バルブケースを配設することが 困難となる。そこで、バルブケースを容易に配置できるようにする。

【構成】クランクシャフト6の軸線が前後方向を向くようにエンジン5を配置し、これと平行にシリンダヘッド11内のカムシャフト及び排気ポートを配置する。排気ポートはシリンダヘッド11の前面に開口し、ここから排気管13により排気する。また、エンジン5前方のラジエータ20からエンジンの前面へホース19,21を配管する。さらに排気管13が接続する排気ポートの近傍となるシリンダブロック10の左側面にバルブケース14を設け、後方のエアクリーナ15とを略直線状の2次空気配管16で接続する。

【選択図】 図1

認定・付加情報

特許出願の番号 特願2003-034738

受付番号 50300225419

書類名 特許願

担当官 第三担当上席 0092

作成日 平成15年 2月20日

<認定情報・付加情報>

【提出日】 平成15年 2月13日

特願2003-034738

出願人履歴情報

識別番号

[000005326]

1. 変更年月日

1990年 9月 6日

[変更理由]

新規登録

住 所

東京都港区南青山二丁目1番1号

氏 名 本田技研工業株式会社